横山 直人 *¹, 水島 二郎 *²

Dynamical Effects of Flow Structures on Heat Release in Methane-Air Jet Flame

Naoto YOKOYAMA*1, Jiro MIZUSHIMA*2

*1 Energy Conversion Research Center, Doshisha University.
*2 Faculty of Engineering, Doshisha University.

Interactions between flows and chemical reactions in a jet diffusion flame are numerically investigated. A six-species and four-step kinetic mechanism is employed in the simulation of an axisymmetric methane–air flame without any kinematic approximations with respect to fluid flows. It is shown that the distributions of temperature and mass fractions of methane and oxygen agree quite well with Burke–Shumann solution from the macroscopic view. The layers of large heat release rates are located just outside of the classical flame surface defined by the stoichiometric mixture fraction. However, the layers are not uniform and the heat release rates vary in the layers with gradients of mixture fractions caused by velocity gradients. It is found by flame normal analyses that large heat release rates require oxygen flowing into the flame from the circumference owing to negative velocity gradients on the flame surface, for the heat release is largely provided by the oxidative reaction of hydrogen. Correspondingly, continuous burning requires discharge of the reaction products due to positive velocity gradients. Moreover, local elevation of pressure due to heat release qualitatively divides the flame field into fuel- and air-rich regions and also induces outgoing flow in the air-rich region. The lack of the influx which carries oxygen overtaking the outgoing flow due to pressure gradient causes local extinction or global quench.

Key Words : Diffusion Flame, Chemical Reactions, Flow Structures

1. はじめに

燃焼時に燃料と酸化剤が拡散・混合して混合気を形 成する拡散火炎は、燃料と酸化剤を異なる経路で供給 し安全であるため古代から広く使用されてきた.たと えば、ろうそくのような炭化水素系の燃料では拡散時 にすすが生じ、人類はこのすすからの放射を光源や熱 源として利用してきた.このように火炎の使用が非常 に長期にわたるのにもかかわらず、現在に至っても燃 焼の研究は実験および数値計算における挑戦的な課題 である.

燃焼の数値的研究では、流体のもつ時間スケールと 化学反応のもつ時間スケールの隔たりが大きいことに 由来し、乱流場の瞬間的局所火炎構造は定常層流火炎 によって模擬できるとする層流火炎片モデル⁽¹⁰⁾が、広 く用いられてきた.しかしながら、反応面の厚さの増大 ⁽³⁾、カオス混合による化学反応の促進⁽⁹⁾など流れの性 質は、化学反応に多大な影響を及ぼすことが予想され、 これらの性質を考慮した数値計算が必要とされる.実際、近年の計算機の能力の向上により、乱流予混合燃焼 の直接数値計算が可能になると、Navier-Stokes 方程式 および素反応からなる詳細化学反応機構により記述さ れる予混合燃焼において、乱流微細渦が予混合火炎に もたらす影響が明らかになりつつある⁽⁸⁾.

本研究で対象とする噴流火炎では,平面 Rayleigh 散 乱法によりメタン-空気乱流拡散火炎の瞬時 2 次元温 度分布が測定され,高温領域の空気側への張り出し,火 炎内への空気の巻き込み,高温領域における空気の存 在などが可視化され,流体の渦構造の火炎における役 割が述べられた⁽⁴⁾.また,非定常層流拡散火炎における 渦構造と化学反応の相互作用は対流・拡散・化学反応 の3段階の順次かつ重複する過程に分割して考えられ ることが示され,反応物質の流束が支配する局所消炎 の機構も言及された⁽¹²⁾.

拡散火炎は、予混合火炎と異なり伝播速度をもたな いために、流れ場、特に火炎面の伸長に対して敏感にな る.したがって、従来の k − ε 法やラージエディシミュ

²⁰⁰⁵ 年 7 月 28 日 2004 年度成果報告会,原稿受付 2005 年 6 月 20 日

^{*1} 同志社大学エネルギー変換研究センター (〒 610-0394 京 田辺市多々羅都谷 1-3)

^{*&}lt;sup>2</sup> 同志社大学工学部 (〒 610-0394 京田辺市多々羅都谷 1-3) Email: nyokoyam@mail.doshisha.ac.jp

レーション (LES) によって流れ場を記述する場合や以前の空間解像度が低い数値計算では、化学反応の持つ 長さスケールを計算することができないために火炎面 を十分に捉えることができない.本研究では、メタン-空気噴流火炎において6種4段階簡略反応機構に基づ き、流れ場に対して近似を用いない数値計算を行い、流 れ場と化学反応の相互作用を調べ、熱発生に対する火 炎面近傍の動力学の影響を述べる.

2. 数 値 計 算 法

燃焼場の支配方程式は,質量,運動量,エネルギー,化 学種の保存方程式を用いて表される.本研究では,運動 方程式において外力と体積粘性を無視し,エネルギー方 程式において運動エネルギー,圧力仕事,外力,Dufour 効果,輻射,粘性散逸を無視する.さらに,化学種方程 式において圧力拡散,Soret効果を無視すると,密度 ρ , 速度 u,温度 T,化学種 i の質量分率 Y_i に対する支配方 程式は以下のようになる.

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \boldsymbol{u}) = 0, \tag{1a}$$

$$\frac{\partial(\rho \boldsymbol{u})}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \boldsymbol{u} \boldsymbol{u}) = -\nabla p + \nabla \cdot \boldsymbol{\tau}, \qquad (1b)$$

$$\frac{\partial(\rho T)}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \boldsymbol{u} T) - \frac{1}{\overline{c_p}} \nabla \cdot (\lambda \nabla T) = -\frac{1}{\overline{c_p}} \sum_i h_i \omega_i,$$
(1c)

$$\frac{\partial(\rho Y_i)}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \, \boldsymbol{u} Y_i) - \nabla \cdot (\rho D_i \nabla Y_i) = \omega_i.$$
(1d)

ここで, 圧力 p は, 気体定数 R と化学種 i の分子量 W_i を用いて状態方程式により $p = \rho RT \sum_i Y_i/W_i$ と表せ, 粘性応力テンソル τ は μ を粘性係数, I を単位テンソル として $\tau = \mu(T)(\nabla u + (\nabla u)^T - 2/3(\nabla \cdot u)I)$ である. 平 均定圧比熱 $\overline{c_p}$ は, $\overline{c_p} = \sum_i Y_i c_{p,i}$ と与えられる. 化学種 iの定圧比熱 $c_{p,i}$ とエンタルピー h_i の温度依存性は多項 式によって与えられ, その係数には CHEMKIN⁽⁶⁾を用 いた. また, ω_i は化学反応による化学種 i の生成項であ る. 熱伝導係数 λ , i 種の拡散係数 D_i , 粘性係数 μ は, 簡 略輸送モデル⁽¹¹⁾を用い, それぞれ, $\lambda/\overline{c_p} = A(T/T_0)^{0.7}$, $\rho D_i = Le_i^{-1}(\lambda/\overline{c_p})$, $\mu = Pr(\lambda/\overline{c_p})$ により与える. ここ で, 比例係数を $A = 2.58 \times 10^{-5}$ kg/(m · sec), 基準温度 を $T_0 = 298.15$ K, Prandtl 数を Pr = 0.75 とした. ここ で, Le_i は i 種の Lewis 数である.

化学反応には6種4段階簡略反応機構⁽⁵⁾,

1

$$CH_4 + \frac{1}{2}O_2 \rightarrow CO + 2H_2,$$
 (2a)

$$CH_4 + H_2O \rightarrow CO + 3H_2,$$
 (2b)

$$H_2 + \frac{1}{2}O_2 \rightleftharpoons H_2O, \qquad (2c)$$

$$CO + H_2O \rightleftharpoons CO_2 + H_2$$
 (2d)



Fig. 1 計算領域および境界条件.

を用いた.

本研究では,軸対称性を仮定し,図1中の矩形領 域のみを計算対象とする. 空間微分には, 動径方向 および軸方向ともに格子間隔を 2×10⁻⁵m とした 6 次コンパクト差分法(7)を用い,流入条件は,図1に 示すように, 直径 $d = 3 \times 10^{-3}$ mのノズルから温度 T_{low} = 300K, 質量分率 Y_{CH4.0} = 1 の純メタンが, 軸方 向速度 $v_{CH_4} = 30$ m/sec で流入し, その周囲から温度 $T_{\text{low}}, Y_{\text{O}_{2},0} = 0.232, Y_{\text{N}_{2},0} = 0.768$ で混合された空気が 軸方向速度 $v_{air} = 3m/sec$ で流入するとした. さらに, 流 入境界直後での吹き飛びを防ぐために、ノズルは高温 $T_{\text{high}} = 2000 \text{K}$ であるとした. ただし, $t < 5.0 \times 10^{-4} \text{sec}$ の初期段階では着火を引き起こすためにノズル温度は るように 5.0×10^{-4} sec $\leq t < 1.0 \times 10^{-3}$ sec で連続的に 下げた. 流出境界では, 物理量の境界法線方向微分を 0とした. この系の特徴的な無次元数は, Reynolds 数 $Re \sim 9 \times 10^3$ および流れと化学反応の時間スケールの 比である Damköhler 数 $Da \sim 3 \times 10^7$ である. また,時 間積分には 4 次 Runge-Kutta 法を用いた.

3. 数 值 計 算 結 果

3.1 燃焼場の特性 本研究では、メタン-空気噴 流拡散火炎の数値計算を行った.時刻 $t = 1.7 \times 10^{-2}$ sec における燃焼場を図2に示す.計算領域は噴流の流下 にしたがって拡大し,時刻 $t = 1.7 \times 10^{-2}$ sec での計算 領域は,動径方向に $0m \le r \le 1.8 \times 10^{-2}m$,対称軸方向 に $0m \le z \le 1.2 \times 10^{-1}m$ の広さを持つ. 本稿では, こ の時刻において,初期条件および境界条件の影響を受 けない 2×10^{-2} m $\lesssim z \lesssim 9 \times 10^{-2}$ m の領域での火炎の 挙動を調べる.温度、二酸化炭素および水の質量分率 を, それぞれ, 図 2(a), 2(b), 2(c) に示す. 噴流火炎が流下 するにしたがって, 流入境界で主としてメタンに与え られた運動量が動径方向に拡散するとともに反応によ り生成された温度は移流によって拡大される.式(2c) の反応で生成される二酸化炭素が高温領域に広く存在 するのに対し、式(2b)の反応で生成される水は、主と



Fig. 2 *t* = 1.7×10⁻²sec における燃焼場. (a) 温度場, (b) 二酸化炭素, (c) 水の各質量分率場. 縦軸 *r* は動 径方向座標, 横軸 *z* は対称軸方向座標である.

して高温領域の外縁部に存在する.このことは、二酸化 炭素の Lewis 数が水の Lewis 数よりも大きいという特 性に反し、高温領域外縁部で式 (2c)の反応が選択的に 生じていることを表している.

火炎片モデルでは混合分率⁽¹⁾

$$Z = \frac{\frac{2Y_{\rm CH_4}}{W_{\rm CH_4}} + \frac{Y_{\rm O_2,0} - Y_{\rm O_2}}{W_{\rm O_2}} + \frac{1}{2} \left(\frac{Y_{\rm CO}}{W_{\rm CO}} + \frac{Y_{\rm H_2}}{W_{\rm H_2}}\right)}{\frac{2Y_{\rm CH_4,0}}{W_{\rm CH_4}} + \frac{Y_{\rm O_2,0}}{W_{\rm O_2}}}$$
(3)

を用いて流れと化学反応の相互作用が記述される. 混 合分率は純酸化剤領域で 0, 純燃料領域で 1 の値をと るラグランジアン保存量¹である. また, 化学量論比, す なわち本研究ではメタン 1mol に対して酸素 2mol の モル濃度比によって古典的な火炎面は,

$$Z = \frac{Y_{\rm O_2,0}/W_{\rm O_2}}{2Y_{\rm CH_4,0}/W_{\rm CH_4} + Y_{\rm O_2,0}/W_{\rm O_2}} = Z_{\rm st}$$
(4)

で定義され、本研究では $Z_{st} \approx 0.055$ である. 実際、図 3 に示すように、本研究で得られた熱発生率 $Q = -\sum_i h_i \omega_i$ の大きな領域は、この化学量論的混合分率 Z_{st} によって 定義される火炎面とよく一致している.

¹実際には *D_i* が全て等しいと仮定し,式 (5) を認めてはじめて保存する.

全ての化学種の Lewis 数が等しく, したがって拡散 係数 *D_i* が同一の *D* であるならば, 混合分率の時間発 展は

$$\rho \frac{\partial Z}{\partial t} + \rho \boldsymbol{u} \cdot \nabla Z = \nabla \cdot (\rho D \nabla Z) \tag{5}$$

と表される.火炎片モデルでは,各化学種の質量分率 および温度の時間発展を直接解くことは行わない.ま ず式(5)により全空間で混合分率を求め火炎面 $Z = Z_{st}$ を決定する.次に(5)式によって得られた火炎面の近 傍でのみ火炎片方程式,

$$\rho \frac{\partial Y_i}{\partial t} = \frac{\rho}{Le_i} \frac{\chi}{2} \frac{\partial^2 Y_i}{\partial Z^2} + \omega_i, \qquad (6a)$$

$$\rho \frac{\partial T}{\partial t} = \rho \frac{\chi}{2} \frac{\partial^2 T}{\partial Z^2} + \omega_T \tag{6b}$$

によって各化学種の質量分率および温度の時間発展を 与える. ここで、スカラー散逸率 χ は $\chi = 2D|\nabla Z|^2$ で あり、 ω_T は化学反応による温度生成項である. このよ うにして火炎片モデルは、火炎の持つ反応拡散構造を 記述するのである.

化学反応を反応速度無限大の総括一段階不可逆反応 とし、すべての Lewis 数を 1 とすると、燃焼域では温



Fig. 3 熱発生率および混合分率(白線,空気領域からメタン領域に向かってZ=0.025,0.05,0.055,0.075,0.01.)



Fig. 4 温度 T, メタン質量分率 Y_{CH_4} および酸素 質量分率 Y_{O_2} の散布図. 横軸は混合分率 Z. 黒丸, バツ, 白丸の記号はそれぞれ Q > $10^8 J/(m sec), 0 J/(m sec) < Q < 10^8 J/(m sec)$ Q < 0 J/(m sec) の領域での温度, メタン, 酸素 の分布を表す. また, 破線, 点線, 一点鎖線は, それぞれ, 温度, メタン質量分率, 酸素質量分 率の Burke–Schumann 解を表す. 実線は, 火炎 面 $Z = Z_{st}$ を表す.

度および質量分率を混合分率の関数として火炎片方程 式(6)の解のひとつである Burke-Schumann 解⁽²⁾が得 られる.本研究での温度および質量分率の分布を図4 に示す. $Z > Z_{st}$ の領域での温度分布は反応式(2b)の 吸熱反応による温度低下があるものの、メタンおよび 酸素の質量分率分布は Burke-Schumann 解とよく一致 する.

3.2 火炎面近傍における流れの影響 図 5 は, $Z = Z_{st}$ で定義された火炎面上の自然座標 ξ の関数と して (a) 熱発生率とスカラー散逸率および (b) 火炎法線 歪み速度と火炎面内歪み速度および温度を示したもの である. ここで $\xi = 0$ は火炎面と r 軸との交点に対応 する. また,火炎面の法線ベクトルを n として火炎法線 歪み速度 φ_n および火炎面内歪み速度 φ_t は, それぞれ,



Fig. 5 混合分率によって定義された火炎面 Z = Z_{st} 上での(a) 熱発生率(実線), スカラー散逸率 (破線) および(b) 火炎法線歪み速度, 火炎面内 歪み速度(実線), 温度(破線).

 く,図 5(b) が示すように負の火炎法線歪み速度の蓄積 によってもたらされる混合分率の大きな勾配によるも のであることがわかる.

図5に見られる火炎面上での熱発生率の不均一性を 調べるために,図 6(e) に示す火炎面上 5 点で火炎面に 垂直な座標系をとり、この座標系上での熱発生率、式 (2c) で与えられる水素と酸素の反応速度, 混合分率お よび酸素の質量分率を図 6(a-d) に示す. 図 6(a), 6(b) よ リ, 熱発生の層は, その大部分が反応式 (2c) の水素と酸 素による水の生成反応によって生じていることがわか る. これは,2000Kを超える高温領域では,他の化学種 と比較して水素の持つエンタルピーが非常に大きく, また水のエンタルピーが非常に小さいために式 (2c)の 反応が熱発生率に大きく寄与するからである.また,図 5と同様に, 点 C 近傍における高熱発生率は図 6(c) に 示された混合分率の勾配の大きさによってもたらされ るが、とくに、図 6(d) が示すように、混合分率の勾配は 火炎周囲に存在する酸素の質量分率の勾配に起因する ことを示している. すなわち, 火炎面に流入する酸素 が火炎面の熱発生に強い影響を与えるのである.実際, 図5に示したように火炎面上の速度歪みのみならず, 火炎面に流入する酸素は、高熱発生率層の外側の速度 歪みに強く依存することがわかる. すなわち、流れ場の 移流によってもたらされる混合分率、とりわけ酸素の 質量分率の空間構造は、火炎の熱発生率に大きな影響 を与え、化学反応は流れ場の構造に強く依存すると言 える.また、図7に示される圧力場では、多くの弧が見 られる.これらは、熱発生によって火炎面近傍で局所的 に圧力が上昇し,熱発生領域から音波が放出されてい ることを表す.このようにして,熱発生領域が擬似的な 障壁となり火炎面をまたがる流れが抑制される.この 流れの分断は,流れ場に対する化学反応からのフィー ドバックと言える.

4. まとめ

本研究では、メタン-空気の噴流拡散燃焼において、 熱発生率の大きな面が化学量論的混合分率によって定 義される火炎面とよい一致を示すことを6種4段階簡 略化学反応機構による流体運動に関して近似を用いな い数値計算により確認した.また、熱発生の大部分は水 素と酸素の反応によるものであり、この反応は火炎の 外側から流入する酸素によって支配される.この点に おいて、流れ場の構造は化学反応に大きな影響を与え ると言える.また、熱発生による圧力の局所的な増加に より、流れ場は火炎面の両側で分断される.これは、流 れ場に対する化学反応からのフィードバックと言える. 謝

本研究の数値計算は京都大学基礎物理学研究所ならびに東北大学情報シナジーセンターの計算設備にて行った.

文 献

- R. W. Bilger. In *Twenty-Second Symposium* (*International*) on *Combustion*, pp. 475–488. The Combustion Institute, Pittsburgh, 1988.
- (2) S. P. Burke and T. E. W. Schumann. In *First Symposium (International) on Combustion*, pp. 2–11. The Combustion Institute, Pittsburgh, 1928.
- (3) J. M. Donbar, J. F. Driscoll, and C. D. Carter. *Combust. Flame*, 125:1239–1257, 2001.
- (4) D. A. Everest, J. F. Driscoll, W. J. A. Dahm, and D. A. Feikema. *Combust. Flame*, 101:58–68, 1995.
- (5) W. P. Jones and R. P. Lindstedt. *Combust. Flame*, 73:233–249, 1988.
- (6) R. J. Kee, F. M. Rupley, E. Meeks, and J. A. Miller. Technical Report SAND96-8216, Sandia National Laboratories, 1996.
- (7) S. K. Lele. J. Comput. Phys., 103:16-42, 1992.
- (8) Y. Nada, M. Tanahashi, and T. Miyauchi. J. *Turbulence*, 5:16, 2004.
- (9) O. Paireau and T. Tabeling. *Phys. Rev. E*, 56(2):2287–2290, 1997.
- (10) N. Peters. Prog. Energy Combust. Sci., 10:319–339, 1984.
- (11) M. D. Smooke, J. Wess, D. Ruelle, R. L. Jaffe, and J. Ehlers eds. Springer-Verlag, 1991.
- (12) F. Takahashi and V. R. Katta. Proc. Combust. Inst., 26:1151–1160, 1996.



Fig. 6 火炎面に垂直な自然座標系での (a) 熱発生率, (b) 式 (2c) で与えられる水素と酸素の反応速度,
 (c) 混合分率, (d) 酸素の質量分率および (e)(a)–(d) を描くための火炎面に垂直な座標系. η は空気領域からメタン領域に向かう方向を正とした.



Fig. 7 高熱発生率層近傍の圧力場. 大気圧を 0Pa に正規化してある. 実線は化学量論的混合分率によって定義される火炎面である.